

Seal arrangement

Seal arrangement

| | |
|---------------------|---|
| Patent Number: | <input type="checkbox"/> US6474653 |
| Publication date: | 2002-11-05 |
| Inventor(s): | HENRICH UWE (DE); HINTENLANG GUENTER (DE) |
| Applicant(s): | FREUDENBERG CARL FA (DE) |
| Requested Patent: | <input type="checkbox"/> EP1050700, A3 |
| Application Number: | US20000565897 20000505 |
| Priority Number(s): | DE19991021211 19990507 |
| IPC Classification: | F16J15/16 |
| EC Classification: | F16J15/16C; F16J15/32E2B |
| EC Classification: | F16J15/16C; F16J15/32E2B |
| Equivalents: | <input type="checkbox"/> DE19921211 |

Abstract

A seal arrangement for a shaft having a broad rpm range, supported in a housing, in particular for axle drives. A radial shaft seal, arranged in the housing bore hole, seals the shaft bearing space from loss of lubricant. A baffle plate, joined to the shaft, and having a lip seal, is aligned radially to the inside, which under the effect of centrifugal force lifts off from its sealing surface at higher rotational speeds of the shaft.

Data supplied from the esp@cenet database - I2



(19)

Europäisches Patentamt
European Patent Office
Office européen des brevets

(11)

EP 1 050 700 A2

(12)

EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG

(43) Veröffentlichungstag:
08.11.2000 Patentblatt 2000/45

(51) Int. Cl.?: F16J 15/32

(21) Anmeldenummer: 00106192.8

(22) Anmeldetag: 22.03.2000

(84) Benannte Vertragsstaaten:
AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI LU
MC NL PT SE
Benannte Erstreckungsstaaten:
AL LT LV MK RO SI

(30) Priorität: 07.05.1999 DE 19921211

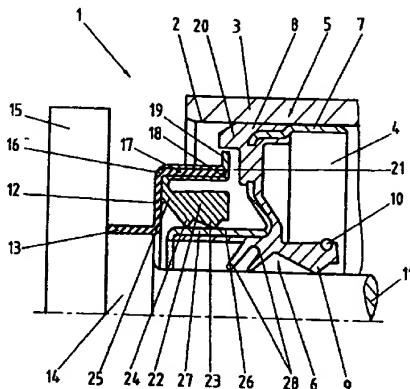
(71) Anmelder: Firma Carl Freudenberg
69469 Weinheim (DE)

(72) Erfinder:
, Heinrich, Uwe
64853 Otzberg 4 (DE)
, Hinterlang, Günter
69518 Abtsteinach (DE)

(54) Dichtungsanordnung

(57) Dichtungsanordnung für eine in einem Gehäuse gelagerte Welle mit weitem Drehzahlbereich, insbesondere für Achsgetriebe, gekennzeichnet durch eine in der Gehäusebohrung (2) angebrachte Radialwellendichtung (4) für die Abdichtung des Wellenlagerraums gegen Schmiermittelverlust und ein mit der Welle (11) verbundenes Schleuderblech (12) mit einer radial nach innen gerichteten Lippendiftung (22) die unter Fliehkräfteinwirkung bei höheren Drehzahlen der Welle (11) von ihrer Dichtfläche (26) abhebt.

Fig.1



E P 1 0 5 0 7 0 0 A 2

EP 1 050 700 A2

Beschreibung

Technisches Gebiet

- 5 [0001] Die Erfindung betrifft eine Dichtungsanordnung für eine in einem Gehäuse gelagerte Welle mit weitem Drehzahlbereich, insbesondere für Achsgetriebe.
- [0002] Für die Abdichtung von Wellen wird eine Vielzahl von Dichtungen angewendet, die in erster Linie das Wellenlager oder Achsgetriebe vor Schmiermittelverlust schützen sollen und darüberhinaus das Eindringen von Schmutzteilchen in die Wellenlagerung verhindern sollen.
- 10 Stand der Technik
- [0003] Vielfach eingesetzte Dichtungsanordnungen sind Radialwellendichtungen, die in die Gehäusebohrung eingefügt werden und mit einer flexiblen Lippendichtung am Umfang der Wellen anliegen. Diese Dichtungen sind für Achsgetriebedichtungen jedoch weniger geeignet, weil sie das Eindringen von Verunreinigungen nur begrenzt verhindern. Auch die Anordnung von einer oder mehreren zusätzlichen radialen Schutzlippen ist nicht voll befriedigend.
- [0004] Man ist deshalb zu sogenannten Kassettendichtungen übergegangen, bei denen auf die Welle eine Laufbüchse aufgesetzt wird, die mit einem radialen Flansch als Schleuderblech versehen ist. Die Primärlippendichtung, die mit der Dichtlippe an der Umfangsfläche der Laufbüchse anliegt, ist mit einer Schutzlippe versehen, die am radialem Flansch zur Anlage kommt. Die axial ausgerichtete Schutzlippe soll das Eindringen von Verunreinigungen vermeiden. Außerdem werden durch den radialen Flansch, der ein Schleuderblech darstellt, Schmutz, Staub und auch eingedrungenes Wasser nach außen geschleudert, sobald die Welle in Drehung versetzt wird.
- [0005] Allen bisher bekannten Ausführungsformen ist gemeinsam, daß die radialen oder auch axialen Schutzlippen bei hohen Umdrehungen sich stark erwärmen und einem übermäßigen Verschleiß unterworfen sind. Dadurch wird die Wirksamkeit und Lebensdauer der Dichtungen herabgesetzt.
- 15 25 Darstellung der Erfindung
- [0006] Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Dichtungsanordnung zu schaffen, die eine möglichst sichere Abdichtung ergibt und insbesondere wenig verschleißanfällig ist. Die Lösung der gestellten Aufgabe wird mit den vorgesehenen ist. Sie kann bei Bedarf jedoch auch an anderen Stellen eingesetzt werden, sofern bei den Wellen eine allen Dingen für Wellen mit einem weiten Drehzahlbereich besteht. Die Dichtungsanordnung ist deshalb vor wesentlichen aus einer in der Gehäusebohrung angebrachten Radialwellendichtung für die Abdichtung des inneren gerichteten Lippendichtung, die unter Fliehkräfteinwirkung bei steigenden Drehzahlen der Welle von ihrer Dichtfläche abhebt. Die Auswahl des Materials für die Lippendichtung wird so vorgenommen, daß die Lippendichtung während des Stillstands der Welle oder auch bei relativ langsamem Umdrehungen durch ihre Eigenspannung an der ihr zugeordneten Dichtfläche dichtend anliegt. Die Lippendichtung ist mit dem Schleuderblech verbunden und dehnt sich bei höheren Drehzahlen aus, was zur Folge hat, daß die Dichtlippen sich von der Dichtfläche entfernen. Dadurch wird eine unnötige Reibung zwischen den Dichtlippen und der Dichtfläche vermieden und eine Erwärmung der Dichtlippen findet nicht statt.
- [0007] Die Radialwellendichtung besteht in ihrem grundsätzlichen Aufbau aus einem äußeren in die Gehäusebohrung mit Preßsitz eingefügten Haftein und einem inneren die Primärdichtlippe für die Welle tragenden Lippenteil. Das Haftein wird bevorzugt mit einem Versteifungsring versehen, der zumindest teilweise von einer elastischen Polymerpackung ummantelt ist. Die Primärdichtlippe des Lippenteils kann von einer Drahtwendefeder
- 30 35 40 45 50 55 [0008] Das mit der Dichtung zusammenwirkende Schleuderblech wird über eine Buchse oder dergleichen an einem Wellenabsatz befestigt. An seinem äußeren Rand hat das Schleuderblech eine zur Radialwellendichtung gerichteten Außenring, dessen innenliegender Rand in Zusammenwirken mit der Polymerpackung des Hafteils eine Labyrinthdichtung ergibt. Es ist günstig, wenn diese Labyrinthdichtung durch einen axial und radial ausgerichteten Spalt zwischen einer vorstehenden Ringwulst des Hafteils und einer radial nach außen gerichteten innerhalb der Ringwulst liegenden Kröpfung am innenliegenden Rand des Außenrings gebildet ist. Am Haftein der Radialwellendichtung ist also ein nach außen vorstehender Ringwulst vorhanden, welcher das innenliegende Ende des am Schleuderblech befestigten Außenrings überdeckt. Zwischen Haftein mit Ringwulst und Kröpfung des Außenrings wird folglich der Labyrinthspalt gebildet. Bevorzugt wird der Außenring des Schleuderblechs von einem Polymer eingefasst, der am inneren Rand des Außenrings entsprechende Ausgestaltung die Kröpfung ersetzen kann.
- [0009] Mit dem Polymer des Außenrings ist vorteilhaft die Lippendichtung integral verbunden. Diese Verbindung wird so ausgebildet und angeordnet, daß die Verbindung eine Schwenkbewegung (ein Abheben) der Lippendichtung ab einer vorgegebenen Wellendrehzahl zuläßt. Dieses kann beispielsweise dadurch erreicht werden, daß der Anschluß aus einer konischen Verjüngung der Lippendichtung zum Anschlußpunkt hin besteht. Prinzipiell kann der Aufbau der Lippendichtung vergleichbar zu einer üblichen Dichtlippe sein. Es ist jedoch vorteilhaft, wenn die Lippendichtung mit zwei Schutzlippen oder Dichtkanten versehen ist, um in jedem Fall das Eindringen von Schmutz insbesondere von

EP 1 050 700 A2

Wasser zu verhindern.

[0010] Die Dichtfläche für die Lippendichtung wird durch eine mit dem Lippenteil der Radialwellendichtung verbundene koaxial zur Welle ausgerichtete metallische Gleithülse gebildet. Diese Gleithülse kann auf ihrer Innenfläche zumindest teilweise mit dem Polymermaterial des Lippenteils ausgekleidet sein. Es ist günstig, sie zur Verstärkung der Schmutzrückhaltung mit zwei radialen Schutzlippen zu versehen.

5 [0011] Die erfindungsgemäße Dichtungsanordnung eignet sich besonders für Achs- und Verteilergetriebe von sogenannten Offroad-Fahrzeugen. Durch sie wird das Eindringen von Schmutz und auch von Wasser bei Stillstand der Welle oder auch bei geringeren Drehzahlen sicher verhindert, indem die Lippendichtung das Eindringen von Wasser verhindert. Auch die Labyrinthdichtung trägt hierzu bei, indem sie den Druck des einströmenden Wassers deutlich 10 verringert. Mit zunehmender Drehzahl der Welle kommt das Schleuderblech und auch die Kröpfung am Ende des Außenrings des Schleuderblechs immer stärker zur Wirkung bis schließlich weder Schmutz noch Flüssigkeit in das Innere der Dichtung eindringen kann. Bei steigenden Drehzahlen des Schleuderblechs beginnt die Lippendichtung sich aufzuweiten, beziehungsweise um ihre Anschlußstelle sich zu verdrehen, so daß die Dichtlippen von der Dichtfläche der Gleithülse abheben. Die Dichtlippen stützen sich dabei am Innendurchmesser des Außenrings ab. Die Reibung zwischen der Lippendichtung und der Gleithülse ist damit aufgehoben.

15 [0012] Im Rahmen des Erfindungsgedankens sind selbstverständlich weitere Ausbildungen möglich, so kann beispielsweise der Außenring des Schleuderblechs konisch mit nach innen zur Radialwellendichtung zunehmendem Radius ausgebildet sein. Möglich sind auch andere Ausbildungen der Lippendichtung beziehungsweise der Gleithülse.

Kurzbeschreibung der Zeichnung

20 [0013] Anhand eines in der Zeichnung dargestellten Ausführungsbeispiels wird die Erfindung näher erläutert.

[0014] Es zeigt

Figur 1 eine Dichtungsanordnung im Schnitt bei stillstehender Welle und

Figur 2 die Dichtungsanordnung nach Figur 1 mit höherer Drehzahl der Welle.

Ausführung der Erfindung

25 [0015] Die in der Figur 1 im Schnitt gezeigte Dichtungsanordnung 1 ist für ein nicht näher eingezeichnetes Achsgetriebe eines Offroad-Fahrzeugs vorgesehen. In die Gehäusebohrung 2 des Lagergehäuses 3 ist mit Preßsitz die Radialwellendichtung 4 eingesetzt. Die Dichtung 4 besteht im wesentlichen aus dem Hafteil 5 und dem Lippenteil 6. Das Hafteil 5 hat den Versteifungsring 7, der zumindest teilweise von der elastischen Polymerpackung 8 ummantelt ist. Der Lippenteil 6 hat die Primärdichtlippe 9, die von der Drahtwendelfeder 10 eingefaßt ist. Die Primärdichtlippe 9 liegt an der Welle 11 an.

30 [0016] Mit der Welle 11 ist das aus einem radialen Flansch bestehende Schleuderblech 12 verbunden. Hierfür hat das Schleuderblech 12 die Buchse 13, die auf den Wellenabsatz 14 aufgesetzt ist. An den Wellenabsatz 14 schließt die Radnabe 15 an. Das Schleuderblech 12 hat an seinem äußeren Rand 16 den Außenring 17, der von dem Polymer 18 eingefaßt ist. Diese Polymereinfassung 18 hat am innenliegenden Rand des Außenrings 17 einen Ringansatz 19. Dieser Ringansatz 19 wird von der Ringwulst 20 überdeckt, die von der Polymerpackung 8 des Hafteils 5 hervorsteht. Auf diese Weise entsteht zwischen der Polymerpackung 8 mit Ringwulst 20 und dem inneren Ende des Außenrings 17 mit seinem Polymer 18 und dem Ringansatz 19 ein Spalt 21, der eine Labyrinthdichtung ergibt.

35 [0017] An dem Schleuderblech 12 ist die radial nach innen gerichtete Lippendichtung 22 befestigt. Sie ist aus dem gleichen Material wie das Polymer 18 am Außenring 17 und geht in das Polymer 18 integral über. Die Lippendichtung 22 hat etwa die Form der Dichtlippe 9. Sie ist jedoch nicht mit einer Drahtwendelfeder versehen. Um eine gute Abdichtung zu erreichen, ist sie mit zwei Dichtkanten 23 und 24 versehen. Zu ihrem Anschluß 25 zum Schleuderblech hin, hat die Lippendichtung 22 eine konische Verjüngung. Diese konische Verjüngung läßt eine geringfügige Verschwenkung der Lippendichtung 22 um ihren Anschluß 25 zu, wenn die Welle 11 und damit das Schleuderblech 12 mit einer entsprechenden Drehzahl dreht.

40 [0018] Die Dichtfläche 26 für die Lippendichtung 22 wird von der koaxial zur Welle 11 ausgerichteten metallischen Gleithülse 27 gebildet. Die Gleithülse 27 ist am Lippenteil 6 befestigt. Auf ihrer der Dichtfläche 26 gegenüberliegenden Innenfläche ist die Gleithülse 27 mit dem Polymer 8 des Lippenteils 6 ausgekleidet. Sie ist zusätzlich mit zwei radialen Schutzlippen 28 versehen. Diese dienen zur zusätzlichen Schmutzabweisung.

45 [0019] In der Figur 1 ist die Dichtungsanordnung in der Lage eingezeichnet, die sie einnimmt wenn die Welle 11 stillsteht oder nur mit geringen Drehzahlen dreht.

50 [0020] Die Figur 2 zeigt die gleiche Ausführungsform wie in Figur 1, jedoch mit der Maßgabe, daß die Welle 11 eine Drehzahl erreicht hat, bei der die Lippendichtung 22 von der Dichtfläche 26 abgehoben ist. Hierdurch ist sie leicht gegenüber der Anstoßstelle 25 verschwenkt und die Dichtlippen 23 und 24 liegen nicht mehr an der Dichtfläche 26 der Gleithülse 27 an. Die Lippendichtung 22 hat sich auch geringfügig aufgeweitet, was durch entsprechende Materialauswahl ermöglicht wird. Ab einer bestimmten Drehzahl wird die Lippendichtung 22 am Innendurchmesser des Außenrings 17 abgestützt.

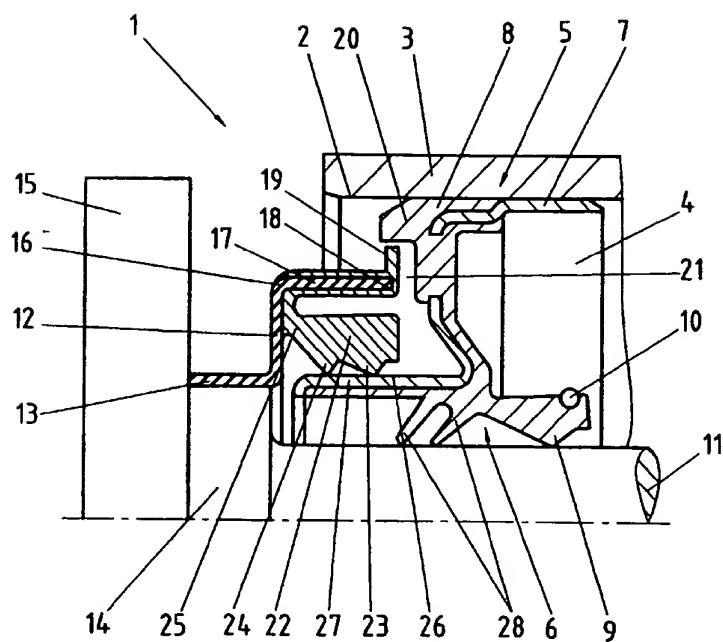
55 [0021] In der Figur 2 sind sämtliche Teile mit den Teilen der Figur 1 identisch, so daß die Bezugszeichen aus Figur 1 bei der Figur 2 entsprechend zu übertragen sind.

Patentansprüche

EP 1 050 700 A2

1. Dichtungsanordnung für eine in einem Gehäuse gelagerte Welle mit weitem Drehzahlbereich, insbesondere für Achsgetriebe, gekennzeichnet durch eine in der Gehäusebohrung (2) angebrachte Radialwellendichtung (4) für die Abdichtung des Wellenlagerraums gegen Schmiermittelverlust und ein mit der Welle (11) verbundenes Schleuderblech (12) mit einer radial nach innen gerichteten Lippendichtung (22) die unter Fliehkräfteinwirkung bei höheren Drehzahlen der Welle (11) von ihrer Dichtfläche (26) abhebt.
5
2. Dichtungsanordnung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Radialwellendichtung (4) aus einem äußeren in die Gehäusebohrung (2) mit Preßsitz eingefügten Haftein (5) und einem inneren die Primärdichtlippe (9) für die Welle 11 tragenden Lippenteil (6) gebildet ist.
10
3. Dichtungsanordnung nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß das Haftein (5) mit einem Versteifungsring (7) versehen ist, der zumindest teilweise von einer elastischen Polymerpackung (8) ummantelt ist.
15
4. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, daß die Primärdichtlippe (9) des Lippenteils (6) von einer Drahtwendelfeder (11) umfaßt ist.
20
5. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, daß das Schleuderblech (12) über eine Buchse (13) an einem Wellenabsatz (14) befestigt ist.
25
6. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß das Schleuderblech (12) an seinem äußeren Rand (16) einen zur Radialwellendichtung (4) gerichteten Außenring (17) hat, dessen innenliegender Rand im Zusammenwirken mit der Polymerpackung (8) des Hafteins (5) eine Labyrinthdichtung ergibt.
30
7. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, daß die Labyrinthdichtung durch einen axial und radial ausgerichteten Spalt (21) zwischen einer vorstehenden Ringwulst (20) des Hafteins (5) und einer radial nach außen gerichteten innerhalb der Ringwulst (20) liegenden Kröpfung am innenliegenden Rand des Außenrings (17) gebildet ist.
35
8. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, daß der Außenring (17) des Schleuderblechs (12) von einem Polymer (18) eingefaßt ist, der am innenliegenden Rand des Außenrings (17) einen die Kröpfung ersetzen Ringansatz (19) bildet.
40
9. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Lippendichtung (22) integral mit dem Polymer (18) über eine Schwenkbewegung der Lippendichtung (22) ab einer vorgegebenen Wellendrehzahl zulassenden Anschluß (25) verbunden ist.
45
10. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 9, dadurch gekennzeichnet, daß der Anschluß (25) aus einer konischen Verjüngung der Lippendichtung (22) zur Anschlußstelle hin besteht.
50
11. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 10, dadurch gekennzeichnet, daß die Lippendichtung (22) mit zwei Schutzlippen (23, 24) versehen ist.
55
12. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 11, dadurch gekennzeichnet, daß die Dichtfläche (26) für die Lippendichtung (22) durch eine mit dem Lippenteil (6) der Radialwellendichtung (4) verbundene koaxial zu Welle (11) ausgerichtete metallische Gleithülse (27) gebildet ist.
60
13. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 12, dadurch gekennzeichnet, daß die Gleithülse (27) auf ihrer Innenfläche zumindest teilweise mit dem Polymer (8) des Lippenteils (6) ausgekleidet und vorzugsweise mit zwei radialen Schutzlippen (28) versehen ist.
65
14. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 13, dadurch gekennzeichnet, daß der Außenring (17) des Schleuderblechs (12) konisch mit nach innen zur Radialwellendichtung (4) zunehmenden Radius ausgebildet ist.
70
15. Dichtungsanordnung nach einem der Ansprüche 1 bis 12, dadurch gekennzeichnet, daß die Dichtlippe (22) bei Erreichen einer vorgegebenen Drehzahl von der Gleithülse (27) abhebt und bei weiterer Drehzahlsteigerung am Innenumfang des Außenrings (17) sich abstützt.

Fig.1



EP 1 050 700 A2

Fig.2

